



09760282

56007-102
MR86K

日本国特許庁
PATENT OFFICE
JAPANESE GOVERNMENT

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されて
いる事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed
with this Office.

出願年月日

Date of Application:

2000年 4月 6日

出願番号

Application Number:

特願2000-105277

出願人

Applicant(s):

株式会社デンソー

CERTIFIED COPY OF
PRIORITY DOCUMENT

2000年12月 8日

特許庁長官
Commissioner,
Patent Office

及川耕三

出証番号 出証特2000-3101982

【書類名】 特許願
【整理番号】 IP4638
【提出日】 平成12年 4月 6日
【あて先】 特許庁長官殿
【国際特許分類】 B60H 1/00

【発明者】
【住所又は居所】 愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内
【氏名】 伊藤 公一

【発明者】
【住所又は居所】 愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内
【氏名】 生田 晴樹

【発明者】
【住所又は居所】 愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内
【氏名】 鳥居 俊男

【特許出願人】
【識別番号】 000004260
【氏名又は名称】 株式会社デンソー

【代理人】
【識別番号】 100100022
【弁理士】
【氏名又は名称】 伊藤 洋二
【電話番号】 052-565-9911

【選任した代理人】
【識別番号】 100108198
【弁理士】
【氏名又は名称】 三浦 高広
【電話番号】 052-565-9911

【選任した代理人】
【識別番号】 100111578

【弁理士】

【氏名又は名称】 水野 史博

【電話番号】 052-565-9911

【先の出願に基づく優先権主張】

【出願番号】 特願2000- 9966

【出願日】 平成12年 1月13日

【手数料の表示】

【予納台帳番号】 038287

【納付金額】 21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】 明細書 1

【物件名】 図面 1

【物件名】 要約書 1

【包括委任状番号】 9300006

【包括委任状番号】 9701008

【包括委任状番号】 9905390

【プルーフの要否】 要

【書類名】 明細書

【発明の名称】 空気通路切替装置および車両用空調装置

【特許請求の範囲】

【請求項1】 空気通路(22、23)の開口面に沿って摺動するスライドドア(26)を備え、前記空気通路(22、23)を前記スライドドア(26)により開閉する空気通路切替装置であつて、

前記空気通路(22、23)に開口面を複数に仕切る格子(22a、23a)を形成するとともに、

前記格子(22a、23a)を前記スライドドア(26)の摺動方向(a)と平行に配置し、

前記空気通路(22、23)の周縁シール面(22b、23b)および前記格子(22a、23a)の端面に圧着して前記空気通路(22、23)を閉塞する子(22a、23a)の端面に圧着して前記空気通路(22、23)を閉塞するフィルム部材(26b)と、前記フィルム部材(26b)を支持するドア基板(26a)とを、前記スライドドア(26)に備え、

前記フィルム部材(26b)に風圧を作用させる開口部(26c)を前記ドア基板(26a)に設け、

さらに、前記フィルム部材(26b)を前記空気通路(22、23)の周縁シール面(22b、23b)および前記格子(22a、23a)の端面に弾性反力をにて押圧する弾性押圧手段(26e)を前記スライドドア(26)に設け、

前記スライドドア(26)の摺動方向(a)と直交方向(W)において、前記空気通路(22、23)の中央部における前記格子(22a、23a)の端面と前記ドア基板(26a)との間隔をL1とし、前記空気通路(22、23)の端部における前記周縁シール面(22b、23b)と前記ドア基板(26a)との間隔をL2としたとき、

L1 ≥ L2の関係に設定することを特徴とする空気通路切替装置。

【請求項2】 前記両間隔をL1 > L2の関係に設定するとともに、前記間隔(L1)の最大値を前記弾性押圧手段(26e)の組付時での弾性圧縮量が0以上となる範囲に設定することを特徴とする請求項1に記載の空気通路切替装置

。

【請求項3】 前記弾性押圧手段（26e）は、前記スライドドア（26）の摺動方向（a）と平行に延びる細長形状からなり、

前記細長形状の弾性押圧手段（26e）を前記空気通路（22、23）の周縁シール面（22b、23b）および前記格子（22a、23a）の端面に対応する位置のみに配置したことを特徴とする請求項1または2に記載の空気通路切替装置。

【請求項4】 空気通路（22、23）の開口面に沿って摺動するスライドドア（26）を備え、前記空気通路（22、23）を前記スライドドア（26）により開閉する空気通路切替装置であって、

前記空気通路（22、23）に開口面を複数に仕切る格子（22a、23a）を形成するとともに、

前記格子（22a、23a）を前記スライドドア（26）の摺動方向（a）と平行に配置し、

前記空気通路（22、23）の周縁シール面（22b、23b）および前記格子（22a、23a）の端面に圧着して前記空気通路（22、23）を閉塞するフィルム部材（26b）と、前記フィルム部材（26b）を支持するドア基板（26a）とを、前記スライドドア（26）に備え、

前記フィルム部材（26b）に風圧を作用させる開口部（26c）を前記ドア基板（26a）に設け、

さらに、前記フィルム部材（26b）を前記空気通路（22、23）の周縁シール面（22b、23b）および前記格子（22a、23a）の端面に弾性反力にて押圧する弾性押圧手段（26e）を前記スライドドア（26）に設け、

前記弾性押圧手段（26e）は、前記スライドドア（26）の摺動方向（a）と平行に延びる細長形状からなり、

前記細長形状の弾性押圧手段（26e）を前記空気通路（22、23）の周縁シール面（22b、23b）および前記格子（22a、23a）の端面に対応する位置のみに配置したことを特徴とする空気通路切替装置。

【請求項5】 空気通路（22、23）の開口面に沿って摺動するスライドドア（26）を備え、前記空気通路（22、23）を前記スライドドア（26）

により開閉する空気通路切替装置であつて、
前記空気通路（22、23）の周縁シール面（22b、23b）に圧着して前
記空気通路（22、23）を閉塞するフィルム部材（26b）と、前記フィルム
部材（26b）を支持するドア基板（26a）とを、前記スライドドア（26）
に備え、

前記フィルム部材（26b）に風圧を作用させる開口部（26c）を前記ドア
基板（26a）に設け、

さらに、前記フィルム部材（26b）を前記空気通路（22、23）の周縁シ
ール面（22b、23b）に弾性反力にて押圧する弾性押圧手段（26e）を前
記フィルム部材（26b）と前記ドア基板（26a）との間に配置するとともに
、前記弾性押圧手段（26e）を前記フィルム部材（26b）に固着したことを
特徴とする空気通路切替装置。

【請求項6】 前記弾性押圧手段（26e）は、前記スライドドア（26）
の摺動方向（a）と平行に延びる細長形状であることを特徴とする請求項5に記
載の空気通路切替装置。

【請求項7】 前記弾性押圧手段（26e）は、前記フィルム部材（26b）
の形状に対応した板形状であることを特徴とする請求項5に記載の空気通路切
替装置。

【請求項8】 前記弾性押圧手段（26e）の組付時の弾性圧縮量を、
0±1.5mmの範囲に設定したことを特徴とする請求項5ないし7のいずれ
か1つに記載の空気通路切替装置。

【請求項9】 前記フィルム部材（26b）に、フィルム母材層（50）と
、前記フィルム母材層（50）のうち、前記周縁シール面（22b、23b）お
よび前記格子（22a、23a）の端面と摺動する面に設けられた低摩擦材層（
51）とを備えたことを特徴とする請求項1ないし8のいずれか1つに記載の空
気通路切替装置。

【請求項10】 請求項1ないし9のいずれか1つに記載の空気通路切替裝
置を備え、前記スライドドア（26）により車室内へ向かって流れる空気の複數
の空気通路（22、23）を開閉することを特徴とする車両用空調装置。

【発明の詳細な説明】

【0001】

【発明の属する技術分野】

本発明は、空気通路の開口面に沿って摺動するスライドドアにより空気通路を切り替える空気通路切替装置、およびそれを用いた車両用空調装置に関するものである。

【0002】

【従来の技術】

本出願人においては、特開平8-258538号公報等において、この種のスライドドアにより車両用空調装置における空気通路の切替を行うものを既に提案している。この従来技術に基づいて本発明者らは、図10～図13に示す空気通路切替装置を試作検討した。なお、図10、12は図3のA-A断面図であり、図11は図10のC-C断面図であり、図13は図3のB-B断面図である。

【0003】

この試作検討した装置では、スライドドア26に、概略平坦な形状のドア基板26aと、このドア基板26aに支持される樹脂製のフィルム部材26bとを設け、ドア基板26aに設けた開口部26c（図5参照）を通して矢印b方向からの空気流がフィルム部材26bの内面に吹きつけられ、この空気流の風圧がフィルム部材26bに作用する。

【0004】

この風圧によりフィルム部材26bがケース120の開口部22または23の周縁シール面22b、23b（図12、13）に圧着することにより、ケース側開口部22または23を閉塞し、また、スライドドア26を矢印a方向に摺動させて、フィルム部材26bがケース側開口部22または23から開離することにより、ケース側開口部22または23を開口させている。これにより、空気通路の切替を行うことができる。

【0005】

ところで、上記のごときフィルム式スライドドア26を実際に試作検討してみると、ケース側開口部22、23の開口面積が大きくなると、開口部22または

23の閉塞状態において通路内の風圧によりフィルム部材26bが開口部22または23内に大きく湾曲して入り込むという現象が発生する。すると、開口部22、23の周縁シール面22b、23bとフィルム部材26bとの間に隙間が発生し、風洩れが発生したり、スライドドア26の移動時にフィルム部材26bの湾曲部が開口部22、23の周縁角部に食い込み、スライドドア26の操作力を増大させるという不具合を生じる。

【0006】

そこで、図3のごとくケース120側に開口部22、23の中間に、スライドドア26の摺動方向aに延びて開口面を2つに仕切る格子22a、23aを形成して、フィルム部材26bの湾曲を抑制することを検討したが、単に、格子22a、23aを形成しただけであると、フィルム部材26bが格子22a、23aに衝突して打音を発生する等の問題が生じる。

【0007】

このため、ドア基板26aとフィルム部材26bとの間に弾性押圧部材26eを配置し、この弾性押圧部材26eの弾性反力によりフィルム部材26bを開口部22、23の周縁シール面22b、23bおよび格子22a、23aの端面に常に押し付けるようにした構成を考えた。

【0008】

これによると、フィルム部材26bが開口部22、23内に大きく湾曲して入り込むという現象を格子22a、23aにより防止できるとともに、フィルム部材26bと格子22a、23aとの衝突による打音等の不具合を弾性押圧部材26eにより防止できる。

【0009】

【発明が解決しようとする課題】

ところで、上記試作検討した装置の作動特性について実際の使用条件にて評価してみると、フィルム部材26bから耳障りな異音が発生することが新たに判明した。そこで、この異音の発生メカニズムについて詳細に実験検討したところ、次の理由であることが分かった。

【0010】

すなわち、開口部22、23を形成するケース120はその成形上の理由等から2分割して樹脂成形される。図3のDはケース120の分割面であり、図3の例では分割面Dを格子22a、23aの手前位置にて格子22a、23aに沿って設定している。従って、ケース120は、図3の左右の分割ケース体121、122を図示しない締結手段にて一体に結合することにより構成される。

【0011】

このような分割面Dを持つため、各分割ケース体121、122の断面形状（ドア摺動方向aと直交方向Wの断面形状）はコの字状となるので、樹脂成形後の材料の「ひけ」により各分割ケース体121、122の分割面D近傍の部位がケース内側へ倒れ込むという現象が生じる。

【0012】

図10はこの分割面D近傍の部位がケース内側へ倒れ込んだ状態におけるスライドドア26の組付状態を示している。このような組付状態が発生すると、開口部中央の分割面D近傍の部位では、格子22a、23aの端面とドア基板26aの上面との間隔L1が上記倒れ込み現象により開口部22、23のW方向の端部での間隔L2より小さくなる（ $L_1 < L_2$ ）。

【0013】

このため、開口部中央の分割面D近傍の部位ではフィルム部材26bが他の部位に比して強く押圧され、このことが原因となって、スライドドア26を繰り返し往復動させる間にフィルム部材26bに凹状の永久歪みが生じる。

【0014】

そして、フィルム部材26bのうち、格子22a、23aと開口部22、23のW方向の端部との中間部位（図10のC-C断面部位）では、弾性押圧部材26eの弾性反力による押し付け力が直接作用しないので、フィルム部材26bが開口部22、23の周縁シール面22b、23bを通過するときに、上記凹状の永久歪み部分がフィルム部材26b自身の弾性反力によって跳ね上がり、いびつな変形を起こして異音（ボコ音）を生じる。

【0015】

図11（図10のC-C断面図）は、フィルム部材26bがケース120の中

央格子123の周縁シール面22b、23bを通過する状態を示しており、この中央格子123の周縁シール面22b、23bを通過するとき、およびドア摺動方向aの端部の周縁シール面22b、23bを通過するときの双方において、上記ポコ音が生じる。

【0016】

そこで、本発明者らは図12に示すように、フィルム部材26bのうち、格子22a、23aと開口部22、23のW方向の端部との中間部位にも弾性押圧部材26eを追加して、フィルム部材26bへの押し付け力を増加させるようにしたものを試作検討してみた。これによると、押し付け力の増加により上記凹状の永久歪み部分がいびつな変形を起こすことを防止して、上記ポコ音の発生を防止できることが分かった。

【0017】

しかし、その代わりに、フィルム部材26bの摩擦力アップに起因する異音（ビビリ音）が生じることが分かった。すなわち、送風空気中に塵埃を混入した環境下での所定の耐塵耐久試験（耐久試験条件はJIS D0207のF3条件にてドアを2万回往復作動）を行うと、フィルム部材26bの表面が面あれして、フィルム表面粗度が当初の0.29μmRZから試験後には0.61μmRZへと増大し、この表面粗度の増大と押し付け力の増加とが相まってフィルム部材26bの摩擦力をアップさせる。

【0018】

この結果、フィルム部材26bの表面がケース側の周縁シール面22b、23bとの間で微視的な滑り、付着による鋸歯状的摩擦変動、いわゆるスリップステイク現象（図13のX部参照）を起こして、フィルム部材26bがビビリ音を生じる。

【0019】

本発明は上記諸点に鑑みてなされたもので、フィルム式スライドドアを用いる空気通路切替装置において、フィルム部材による異音（ポコ音やビビリ音）の発生を防止することを目的とする。

【0020】

【課題を解決するための手段】

上記目的を達成するため、請求項1に記載の発明では、空気通路（22、23）に開口面を複数に仕切る格子（22a、23a）を形成するとともに、格子（22a、23a）をスライドドア（26）の摺動方向（a）と平行に配置し、スライドドア（26）には、フィルム部材（26b）と、フィルム部材（26b）を支持するドア基板（26a）と、フィルム部材（26b）を空気通路（22、23）の周縁シール面（22b、23b）および格子（22a、23a）の端面に弹性反力を押圧する弹性押圧手段（26e）を備え、

スライドドア（26）の摺動方向（a）と直交方向（W）において、空気通路（22、23）の中央部における格子（22a、23a）の端面とドア基板（26a）との間隔をL1とし、空気通路（22、23）の端部における周縁シール面（22b、23b）とドア基板（26a）との間隔をL2としたとき、 $L_1 \geq L_2$ の関係に設定することを特徴とする。

【0021】

これにより、格子（22a、23a）の近傍部位でフィルム部材26bが過度に強く押圧されることはなくなるので、フィルム部材（26b）に凹状の永久歪みが生じることを回避でき、凹状の永久歪み部分のいびつな変形によるポコ音を防止できる。

【0022】

更に、上記のように、 $L_1 \geq L_2$ の間隔設定によりポコ音の発生を防止できるから、前述の図12、13のように弹性押圧部材（26e）を増加させて、フィルム部材（26b）への押し付け力を増加させる必要がない。この結果、フィルム部材（26b）と、周縁シール面（22b、23b）および格子（22a、23a）の端面との間の摩擦力を低減できるので、この摩擦力アップに起因するフィルム部材（26b）のスリップスティク現象を防止して、フィルム部材（26b）のビビリ音を防止できる。また、摩擦力の低減によりドア操作力を低減することもできる。

【0023】

請求項2に記載の発明では、請求項1において、両間隔を $L_1 > L_2$ の関係に

設定するとともに、間隔（L1）の最大値を弹性押圧手段（26e）の組付時の弹性圧縮量が0以上となる範囲に設定することを特徴とする。

【0024】

このようにL1>L2の関係に設定することにより、フィルム部材（26b）の摩擦力を低減して、請求項1による作用効果をより有効に発揮できるとともに、間隔（L1）の最大値を弹性押圧手段（26e）の組付時の弹性圧縮量が0以上となる範囲に制限することにより、風洩れ防止の効果を一層高めることができる（後述の図7の実験結果参照）。

【0025】

請求項3に記載の発明では、請求項1または2において、弹性押圧手段（26e）は、スライドドア（26）の摺動方向（a）と平行に延びる細長形状からなり、細長形状の弹性押圧手段（26e）を空気通路（22、23）の周縁シール面（22b、23b）および格子（22a、23a）の端面に対応する位置のみに配置したことを特徴とする。

【0026】

これによると、前述の図12、13のようにスライドドア（26）の摺動方向（a）と直交方向（W）において、空気通路中央部の格子（22a、23a）と空気通路端部の周縁シール面（22b、23b）との中間部位（すなわち、通路開口面の途中部位）に、弹性押圧部材（26e）を配置しないから、フィルム部材（26b）の摩擦力を低減でき、この結果、摩擦力アップに起因するフィルム部材（26b）のビビリ音を防止できる。同時に、摩擦力の低減によりドア操作力を低減できる。

【0027】

請求項4に記載の発明では、空気通路（22、23）に開口面を複数に仕切る格子（22a、23a）を形成するとともに、格子（22a、23a）をスライドドア（26）の摺動方向（a）と平行に配置し、

スライドドア（26）には、フィルム部材（26b）と、フィルム部材（26b）を支持するドア基板（26a）と、フィルム部材（26b）を空気通路（22、23）の周縁シール面（22b、23b）および格子（22a、23a）の

端面に弾性反力にて押圧する弾性押圧手段（26e）を備え、

弾性押圧手段（26e）は、スライドドア（26）の摺動方向（a）と平行に延びる細長形状からなり、細長形状の弾性押圧手段（26e）を空気通路（22、23）の周縁シール面（22b、23b）および格子（22a、23a）の端面に対応する位置のみに配置したことを特徴とする。

【0028】

これによると、上述の請求項3と同様に空気通路中央部の格子（22a、23a）と空気通路端部の周縁シール面（22b、23b）との中間部位に弾性押圧部材（26e）を配置しないから、フィルム部材（26b）の摩擦力を低減でき、この結果、摩擦力アップに起因するフィルム部材（26b）のビビリ音を防止でき、同時に、摩擦力の低減によりドア操作力を低減できる。

【0029】

請求項5に記載の発明では、空気通路（22、23）の周縁シール面（22b、23b）に圧着して空気通路（22、23）を閉塞するフィルム部材（26b）と、フィルム部材（26b）を支持するドア基板（26a）とを、スライドドア（26）に備え、フィルム部材（26b）に風圧を作用させる開口部（26c）をドア基板（26a）に設け、さらに、フィルム部材（26b）を空気通路（22、23）の周縁シール面（22b、23b）に弾性反力にて押圧する弾性押圧手段（26e）をフィルム部材（26b）とドア基板（26a）との間に配置するとともに、弾性押圧手段（26e）をフィルム部材（26b）に固着したことと特徴とする。

【0030】

これによると、フィルム部材（26b）の剛性を弾性押圧手段（26e）の固着により高めることができる。そのため、フィルム部材（26b）に凹状の歪みが生じても、凹状の歪み部分のいびつな変形（反転）をフィルム部材（26b）の剛性アップにより防止して、フィルム部材（26b）のポコ音を防止できる。

【0031】

請求項6に記載の発明のように、請求項5の弾性押圧手段（26e）をスライドドア（26）の摺動方向（a）と平行に延びる細長形状としたり、あるいは請

請求項7に記載の発明のように、請求項5の弹性押圧手段(26e)をフィルム部材(26b)の形状に対応した板形状にしてもよい。

【0032】

特に、請求項7に記載の発明のように弹性押圧手段(26e)をフィルム部材(26b)の形状に対応した板形状にすると、弹性押圧手段(26e)とフィルム部材(26b)との固着面積が大幅に増加して、フィルム部材(26b)の剛性アップ→フィルム部材(26b)のポコ音防止効果を一層向上できる。

【0033】

請求項8に記載の発明では、請求項5ないし7のいずれか1つにおいて、弹性押圧手段(26e)の組付時での弹性圧縮量を、 $0 \pm 1.5\text{ mm}$ の範囲に設定したことなどを特徴とする。

【0034】

請求項5ないし7によると、フィルム部材(26b)の剛性アップに伴ってフィルム部材(26b)の摺動摩擦力が増加して、フィルム部材(26b)のビビリ音が生じやすくなる。しかし、請求項8に記載の発明では、弹性押圧手段(26e)の組付時での弹性圧縮量を、 $+1.5\text{ mm}$ 以内に制限することにより、摩擦力の増加を抑制してフィルム部材(26b)のビビリ音発生を抑制できる。また、弹性押圧手段(26e)の組付時での弹性圧縮量を、 -1.5 mm 以内に制限することにより、風洩れレベルを実用上支障のないレベルに抑えることができる。

【0035】

請求項9に記載の発明では、請求項1ないし8のいずれか1つにおいて、フィルム部材(26b)に、フィルム母材層(50)と、フィルム母材層(50)の端面とうち、周縁シール面(22b、23b)および格子(22a、23a)の端面と摺動する面に設けられた低摩擦材層(51)とを備えたことを特徴とする。

【0036】

これによると、摺動側の面に位置する低摩擦材層(51)によりフィルム部材(26b)の摩擦力を一層低減して、フィルム部材(26b)のビビリ音発生をより効果的に防止できる。

【0037】

請求項10に記載の発明では、請求項1ないし9のいずれか1つに記載の空気通路切替装置を備え、スライドドア(26)により車室内へ向かって流れる空気の複数の空気通路(22、23)を開閉する車両用空調装置を特徴とする。

【0038】

スライドドア(26)の作動スペースは通常の回転式ドアに比して大幅に縮小できるから、コンパクト化のニーズの強い車両用空調装置における空気通路切替装置として本発明は好適に実施できる。

【0039】

なお、上記各手段の括弧内の符号は、後述する実施形態記載の具体的手段との対応関係を示すものである。

【0040】

【発明の実施の形態】

(第1実施形態)

図1～図7は本発明の第1実施形態を示すもので、本実施形態の車両用空調装置は、ワンボックス車等の車室内が大きい車両において後席側空間を空調する後席用空調装置に係るものである。

【0041】

先ず、図1において、10は車両の後席用空調装置を示し、この空調装置10の主体は車両後方部の床面近傍位置において車両外壁と車両内壁との間に設置される。車両用空調装置10は、大別して車両前後方向に並ぶように配置された送風ユニット11と、エアコンユニット12とからなる。

【0042】

送風ユニット11は、空調装置10内部に車室内後部の内気を吸引するためのものであって、本実施形態では車両用空調装置は内気のみを吸い込むようになっている。送風ユニット11は、車両幅方向(図1の紙面表裏方向)の両側にそれぞれ図示しない内気吸入口が形成されている。

【0043】

送風ユニット11には、遠心式電動送風機13が備えられている。この送風機

13は、遠心ファン14と、ファン駆動用モータ14aとを有し、遠心ファン14はスクロールケーシング15内に回転可能に配置されている。

【0044】

送風ユニット11のスクロールケーシング15の空気下流側には、車両前後方向に延びる流路を構成するダクト部16が形成されている。このダクト部16は、送風ユニット11から送風された送風空気を下方から上方へ向かって流れを変更させてエバポレータ17に導入するためのものである。このダクト部16により送風ユニット11の出口部がエアコンユニット12の入口部に接続される。

【0045】

エアコンユニット12は、送風ユニット11より車両後方側に配置されており、樹脂製ケース120により空気流路が下方から上方に延びるように形成されている。エアコンユニット12のケース120内には、空調空気の冷却用熱交換器をなすエバポレータ17と、エバポレータ17の空気下流側に位置する加熱用熱交換器であるヒータコア18が配設されている。エバポレータ17およびヒータコア18は、エアコンユニット12内に、その通風面が略水平となるように車両上下方向に積層して配置されている。

【0046】

従って、上記送風機13から送風された送風空気は、上記ダクト部16によって車両前方から後方へ向かって流れたのち、エアコンユニット12のケース120内に導入される。そして、ケース120内に導入された送風空気は、下方から上方に向かうように流れを変更して、上記エバポレータ17およびヒータコア18を通過する。

【0047】

エバポレータ17は、図示しない圧縮機、凝縮器、受液器、減圧器とともに配管結合された周知の冷凍サイクルを構成するものであり、ケース120内の空気から冷媒の蒸発潜熱を吸熱することにより空気を冷却除湿する。ヒータコア18は、自動車エンジンからの温水（冷却水）を熱源として、上記エバポレータ17にて冷却された冷風を加熱する。

【0048】

本実施形態では、ヒータコア18への温水量を調整する温水弁19をヒータコア18の温水回路に設け、この温水弁19の開度調整によりヒータコア18への温水量を調整することにより、車室内への吹出空気温度を調整する。

【0049】

また、エアコンユニット12のケース120内には、エバポレータ17を通過した空気（冷風）がヒータコア18をバイパスして流れる冷風バイパス通路20が設けられている。この冷風バイパス通路20は、冷風バイпасドア21にて開閉される。

【0050】

エアコンユニット12のケース120において、ヒータコア18の下流側部位（車両上方部位）には、フェイス用開口部22とフット用開口部23とが形成されている。フェイス用開口部22は、ヒータコア18で温度調整された空調風を後席側乗員の上半身に向けて送風するためのものであり、フェイス用ダクト24を介して車両天井部の後席用フェイス吹出口（図示せず）に連結されている。

【0051】

一方、フット用開口部23は、ヒータコア18で温度調整された空調風を後席側乗員の足元部に向けて送風するためのものであり、フット用ダクト25を介して後席乗員の足元部に位置する後席用フット吹出口（図示せず）に連結されている。

【0052】

これらフェイス用開口部22とフット用開口部23は、本発明の空気通路を構成するもので、スライドドア26にて開閉され、これにより、吹出モードとして周知のフェイスモード、バイレベルモード、フットモードが切替可能になっている。

【0053】

次に、このスライドドア26の具体例について図2～図5により説明する。スライドドア26は、エアコンユニット12のケース120に設けられたフェイス用開口部22およびフット用開口部23の空気通路開口面に沿って図示の矢印a方向（すなわち、車両前後方向）に摺動するものである。なお、図3のWは車両方向

幅（左右）方向である。

【0054】

図4、図5に示すように、スライドドア26は、ドア基板26aとこのドア基板26aに支持されるフィルム部材26bとを備えている。ドア基板26aは、ポリプロピレン等の樹脂にて田の字状の平坦な枠体形状（図5）に成形されている。そして、このドア基板26aの上面部（開口部22、23側の面）にはフィルム部材26bがドア基板26aの4つの開口部26cを覆うように取付られている。このフィルム部材26bは上記開口部22、23を閉塞するために上記開口部22、23より大きい面積を有している。

【0055】

このフィルム部材26bは、ある程度の可撓性があり、摩擦抵抗の小さい、通気性のない薄膜状の樹脂材料にて成形されている。具体的には、フィルム部材26bは、例えば、厚さ $188\mu\text{m}$ 程度のPET（ポリエチレンテレフタレート）フィルムからなる。ドア基板26aは上記4つの開口部26cによりケース120内の風圧をフィルム部材26bに加えることができる。

【0056】

次に、フィルム部材26bの具体的取付構造を説明すると、フィルム部材26bは図5に示すようにドア摺動方向aの両端部に曲げ部26fを有する形状に成形され、この曲げ部26fに複数の長穴状の取付穴26gを開けている。一方、ドア基板26aの両端部には、取付穴26gと同数の取付ピン26hを一体に突出成形し、この取付ピン26hにフィルム部材26bの曲げ部26fの取付穴26gを嵌合した後に取付ピン26hの先端部を熱かしめすることにより、フィルム部材26bをドア基板26aに取り付けている。なお、図4において、26iは取付ピン26hの先端部の熱かしめ後の拡大部である。

【0057】

また、ドア基板26aのうち、ドア摺動方向aと直交方向Wの左右両端の側面に、それぞれ2箇所づつガイドピン26jが一体に突出成形されている。このガイドピン26jは、スライドドア26の矢印方向aへの摺動を案内するものである。すなわち、エアコンユニット12のケース120において、フェイス用開口

部22およびフット用開口部23よりも下方の内壁面に、ドア摺動方向aと平行に延びる水平方向のガイド溝27、28(図2、3)が左右両側に設けられ、このガイド溝27、28内にそれぞれガイドピン26jが摺動可能に嵌入されている。このため、スライドドア26はガイドピン26jとガイド溝27、28との嵌合部により摺動可能にケース120に保持される。

【0058】

さらに、ドア基板26aの下面部(ヒータコア18側の面)には、ドア摺動方向aと平行に延びる直線状ギヤ(ラック)26kがドア基板26aと一体成形で設けられている。この直線状ギヤ26kは、図5に示すように、ドア基板26aの下面部のうち、中央部の板面26dの下面部に形成されている。

【0059】

一方、図2に示すように、ケース120内において、スライドドア26の直ぐ下方の部位で、フェイス用開口部22とフット用開口部23との中間部位に、回転軸29がドア摺動方向aと直交する方向に配置されている。この回転軸29は樹脂製であり、ケース120の壁面の軸受穴(図示せず)により回転自在に支持される。この回転軸29のうち、上記直線状ギヤ26kと対応する中間部位に円形連結ギヤ(ピニオン)30が樹脂により一体成形で設けてある。この連結ギヤ30はケース120内に位置して直線状ギヤ26kとかみ合うものである。

【0060】

また、回転軸29の一端部はケース120の外部へ突出し、この突出端部に円形の駆動側ギヤ31を配置している。この駆動側ギヤ31も樹脂により回転軸29と一体成形で設けてある。ドア駆動装置を構成するサーボモータ32は、図2に示すようにケース120の上方側に配置され、その出力軸33に扇ギヤ34が連結されている。この扇ギヤ34は上記した駆動側ギヤ31にかみ合っている。これにより、サーボモータ32の回転が出力軸33、扇ギヤ34、駆動側ギヤ31を介して回転軸29に伝達される。さらに、回転軸29の回転は、連結ギヤ30と直線状ギヤ26kとかみ合いによりスライドドア26の直線運動に変換される。

【0061】

なお、本実施形態では、冷風バイパス通路20を開閉する冷風バイпасドア21の回転軸21aをリンク35、36を介して扇ギヤ34のピン部34aに連結して、扇ギヤ34の回転位置に連動して冷風バイпасドア21を回動操作するようになっている。

【0062】

エアコンユニット12のケース120のフェイス用開口部22およびフット用開口部23は図3のように略長方形の形状であり、その中央部にはそれぞれ格子22a、23aが一体成形されている。この格子22a、23aはスライドドア26の摺動（移動）方向aと平行に延びて、開口部22、23の開口面を2つに仕切っている。

【0063】

そして、ドア基板26aの田の字状の枠体形状は、両開口部22、23の周縁シール面22b、23bおよび格子22a、23aの端面に対向してドア摺動方向aと平行に延びる板面26d（図5）を有し、この板面26dに弹性押圧部材26eが接着等の手段で固着されている。この弹性押圧部材26eは上記板面26dの幅より若干狭い幅寸法でもって延びる断面矩形状の細長形状のものである。

【0064】

弹性押圧部材26eの自由状態での板厚t（図5）は、スライドドア26がケース120内に組付られた状態におけるドア基板26aとケース120側の格子22a、23aおよび周縁シール面22b、23bとの間隔L1、L2（図6）より所定量大きく設定してある。これにより、スライドドア26のケース120内への組付状態では、弹性押圧部材26eをその板厚t方向に弹性的に所定量圧縮することができる。

【0065】

その結果、弹性押圧部材26eの弹性反力にてフィルム部材26bを両開口部22、23の周縁シール面22b、23bおよび格子22a、23aの端面に所定の力で常に押しつけることができる。

【0066】

フィルム部材26bは、空調装置作動時にはドア基板26aの開口部26cを通して加わる風圧によって、開口部22または23の周縁シール面22b、23bおよび格子22a、23aの端面に圧着して、開口部22または23を確実に閉塞することができる。

【0067】

このように、フィルム部材26bがシール機能を果すので、弾性押圧部材26eはフィルム部材26bに接するだけでよく、ケース120側の面を直接摺動することができないので、特別に耐久性を高める必要もない。従って、弾性押圧部材26eは弾性材であれば、安価な材料を使用できる。具体的には、スポンジ状の多孔質樹脂発泡材を弾性押圧部材26eとして使用できる。

【0068】

ところで、開口部22、23を形成するケース120は、前述のように格子22a、23aの手前位置にて格子22a、23aに沿って設定した分割面D（図3）により2分割された左右の分割ケース体121、122により構成されるものである。

【0069】

そして、各分割ケース体121、122の断面形状（図3のW方向の断面形状）はコの字状となるので、樹脂成形後の材料の「ひけ」により各分割ケース体121、122の分割面D近傍の部位がケース内側へ倒れ込むという現象が生じる。そこで、本実施形態では、この点を考慮して、各分割ケース体121、122の成形に際して、各分割ケース体121、122のコの字状断面形状が90°より若干量外側に広がるように成形金型を設計することにより、樹脂成形後の材料の「ひけ」が生じても、図6に示す間隔L1、L2が $L1 > L2$ の関係を維持するようにしてある。

【0070】

すなわち、図6は図3のA-A断面図であり、ドア摺動方向aと直交方向Wにおいて間隔L1は開口部22、23の中央部に位置する格子22a、23aの端面とドア基板26aの上面との間隔であり、間隔L2は開口部22、23のW方向の端部における周縁シール面22b、23bとドア基板26aの上面との間隔

であり、本実施形態では、 $L_1 > L_2$ となるように各分割ケース体121、122のコの字状断面形状を成形している。

【0071】

具体的設計例として、3本の弾性押圧部材26eの自由状態での板厚 $t = 5\text{ mm}$ とし、そして、W方向の中央部の間隔 L_1 の部位に位置する弾性押圧部材26eの組付時の弹性圧縮量（潰し代）が $0.6\text{ mm} \sim 1.0\text{ mm}$ となり、W方向の端部における周縁シール面22b、23bの部位に位置する弾性押圧部材26eの組付時の弹性圧縮量（潰し量）が $1.1\text{ mm} \sim 1.5\text{ mm}$ となるように、 L_1 、 L_2 を 4 mm 以内の所定範囲に設定する。

【0072】

次に、上記構成において作動を説明すると、サーボモータ32の出力軸33の回転方向および回転量を選択することにより、スライドドア26の矢印a方向への摺動位置を任意に設定でき、これにより、フェイス用開口部22とフット用開口部23とを開閉して、フェイス、バイレベル、フットの各モードを所望に選択できる。冷風バイパスドア21は例えば、フェイスモードの設定時にこれと連動して冷風バイパス通路20を開放する。また、バイレベルモード時にフェイス吹出温度をフット吹出温度より低温にするために、冷風バイパスドア21を所定開度開くようにしてもよい。

【0073】

ところで、本実施形態によると、スライドドア26による空気通路の切替作用において次の利点を有している。

【0074】

①開口部22、23に、スライドドア26の摺動方向aと平行に延びて開口面を仕切る格子22a、23aを配置して、この格子22a、23aによりフィルム部材26bの中央部の膨出変形を制限することができる。

【0075】

②開口部22、23の周縁シール面22b、23bおよび格子22a、23aの端面に対してフィルム部材26bを弾性押圧部材26eの弹性反力により常時、押圧しているから、通風開始時等にフィルム部材26bが周縁シール面22b

、23bおよび格子22a、23aに衝突するという現象がなくなる。

【0076】

③更に、上記に加えて、ドア摺動方向aと直交方向Wにおいて、開口部22、23の中央部に位置する格子22a、23aの端面とドア基板26aの上面との間隔L1を、開口部22、23のW方向の端部における周縁シール面22b、23bとドア基板26aの上面との間隔L2より大きくなる($L_1 > L_2$)ようにしているから、格子22a、23aの近傍部位(分割面Dの近傍部位)でフィルム部材26bが過度に強く押圧されることがなくなる。

【0077】

このため、フィルム部材26bに凹状の永久歪みが生じることを回避でき、凹状の永久歪み部分のいびつな変形によるポコ音を防止できる。

【0078】

なお、本発明者らの検討によると、W方向中央部の間隔L1とW方向端部の間隔L2は、 $L_1 = L_2$ の関係でもフィルム部材26bの過度な押圧変形を回避してポコ音を防止できることを確認している。従って、間隔L1、L2は $L_1 \geq L_2$ の関係に設定すればよい。

【0079】

④上記のように、 $L_1 \geq L_2$ の間隔設定によりポコ音の発生を防止できるから、前述の図11のようにポコ音防止のために弾性押圧部材26eを3本から5本に増加させて、フィルム部材26bへの押し付け力を増加させる必要がない。この結果、フィルム部材26bとケース内壁面との間の摩擦力を低減できるので、この摩擦力アップに起因するフィルム部材26bのスリップステイク現象を防止して、フィルム部材26bのビビリ音を防止できる。

【0080】

より具体的に述べると、図6のように開口部中央部の格子22a、23aの部位と開口部W方向の端部における周縁シール面22b、23bの部位のみに対応して弾性押圧部材26eを3本配置する場合は、前記弾性圧縮量(潰し代)の設定によりフィルム部材26bとケース内壁面との間の面圧の平均値を略1.5g/cm²に抑えることができ、ビビリ音を防止できる。

【0081】

これに反し、前述の図12のように弾性押圧部材26eを3本から5本に増加させた場合はフィルム部材26bとケース内壁面との間の面圧の平均値が略4.5 g/cm²に上昇し、これにより、フィルム部材26bの摩擦力アップによるピピリ音が生じる。

【0082】

次に、図7は自由状態での板厚t=5mmの弾性押圧部材26eを用いる場合に、W方向の中央部に位置する弾性押圧部材26eの組付時の潰し代、および同部材26eの組付時の厚さ寸法と、風洩れ量との関係を示すもので、本発明者らの実験に基づいて作成したものである。ここで、図7の(1)はフットモード時にフェイス開口部22側への風洩れ量を示し、(2)はフェイスモード時にフット開口部23側への風洩れ量を示す。

【0083】

実験条件として、フットモード時の送風機13の駆動用モータ14aの印加電圧を最高電圧(12V)として、送風機13を最高速度(Hi)で作動させており、同様に、フェイスモード時でも送風機13の駆動用モータ14aの印加電圧を最高電圧(13.5V)として、送風機13を最高速度(Hi)で作動させている。

【0084】

なお、図3では図示の簡素化のためにフェイス開口部22とフット開口部23の開口面積を同程度に示しているが、実際はフェイス吹出風量の増加のために、フェイス開口部22の開口面積はフット開口部23の開口面積より30%程度大きく設計される。このため、フットモード時におけるフェイス開口部22側への風洩れ量(1)がフェイスモード時におけるフット開口部23側への風洩れ量(2)を上回ることになる。

【0085】

そして、図7の特性から理解されように、W方向の中央部に位置する弾性押圧部材26eの組付時の潰し代を0以上とすることにより、フットモード時の風洩れ量(1)をフェイスモード時の風洩れ量(2)の最大値Q₁以内の微少量に抑

制できる。このことから、W方向中央部の間隔L1の最大値は、弹性押圧部材潰し代=0以上となる範囲に制限することが風洩れ量抑制のためにも好ましいことが分かる。

【0086】

なお、フィルム部材26bが周縁シール面22b、23bに風圧により圧着することにより、基本的にシール機能を果たすことができるため、W方向の中央部に位置する弹性押圧部材26eの組付時の潰し代がマイナスとなる領域（弹性押圧部材26eとフィルム部材26b間に隙間が生じる領域）でも、風洩れ量は目標洩れ量Q₀より十分小さい値に抑えることができる。

【0087】

（第2実施形態）

第1実施形態ではフィルム部材26bを、PET（ポリエチレンテレフタレート）フィルム単体により構成する場合について説明したが、第2実施形態では図8に示すようにフィルム部材26bをフィルム母材層50と低摩擦材層51の2層構造で構成している。

【0088】

すなわち、フィルム母材層50のうち、ケース120側の周縁シール面22b、23bおよび格子22a、23aの端面と摺動する面に低摩擦材層51を一体に設けたものである。

【0089】

ここで、フィルム母材層50は第1実施形態のフィルム部材26bと同程度（188μm程度）の厚さを有し、その具体的材質は、PET（ポリエチレンテレフタレート）、PPS（ポリフェニレンサルファイド）、PEN（ポリエチレンナフタレート）等が好適である。

【0090】

また、低摩擦材層51の厚さは1.2μm程度で、その材質としては、フィルム母材層50より低摩擦係数を有し、かつ、摺動摩擦熱に耐える耐熱性を有する樹脂が好適であり、具体的にはシリコン樹脂、フッ素樹脂等がよい。

【0091】

第2実施形態によると、フィルム部材26bの摺動側の面に低摩擦材層51を設けることにより、フィルム部材26bとケース内壁面との間の摩擦力を低減して、フィルム部材26bのビビリ音発生をより効果的に防止できる。

【0092】

(第3実施形態)

図9は第3実施形態を示すもので、車室内前部の計器盤部に配置される前席用空調装置12は、車室内への吹出空気温度の制御方式として、ヒータコア18を通過する温風と、ヒータコア18の冷風バイパス通路20'を通過する冷風との風量割合を調整するエアミックス方式を採用している。そして、このエアミックス方式のドア手段としてスライドドア26を用いている。

【0093】

このスライドドア26の具体的構成および駆動機構は第1実施形態と同じでよいので、説明を省略する。なお、図9において、38はセンターフェイス開口部、39はサイドフェイス開口部、40はデフロスタ開口部、41はフット開口部であり、42はセンターフェイス開口部38への通路と、デフロスタ開口部40およびフット開口部41への通路とを開閉する第1モードドアである。43はデフロスタ開口部40への通路とフット開口部41への通路とを開閉する第2モードドアである。

【0094】

(第4実施形態)

図14は第4実施形態を示すもので、第1実施形態ではドア基板26aの板面26dに断面矩形状の細長形状からなる弾性押圧部材26eを接着等の手段で固着しているが、第4実施形態ではこの弾性押圧部材26eをドア基板26aでなくフィルム部材26bの内側面に接着等の手段で固着するようしたものである。

【0095】

このように弾性押圧部材26eをドア基板26aでなくフィルム部材26b側に固着すると、フィルム部材26b単独の剛性に弾性押圧部材26eの剛性および接着材の剛性が加わるので、弾性押圧部材26eを含むフィルム部材26b全体としての剛性が高くなる。

【0096】

そのため、フィルム部材26bに凹状の歪み部分がたとえ発生しても、凹状の歪み部分が反転することをフィルム部材26b全体の剛性アップにより防止できる。これにより、凹状の歪み部分の反転による異音（ポコ音）の発生を防止できる。

【0097】

なお、前述の第1実施形態では、W方向中央部の間隔L1とW方向端部の間隔L2を、 $L_1 \geq L_2$ の関係に設定することによりポコ音の発生を防止しているが、第4実施形態によると、上記のように凹状の歪み部分の反転をフィルム部材26b全体の剛性アップにより防止して異音（ポコ音）の発生を防止できるから、 $L_1 \geq L_2$ の間隔設定は必ずしも必要でない。従って、第4実施形態によると、間隔L1、間隔L2を規定するためにケース120の成形精度を高める必要がなく、ケース120の成形コストを低減できる利点もある。

【0098】

(第5実施形態)

図15は第5実施形態を示すもので、第4実施形態の変形であり、フィルム部材26b側に固着する弾性押圧部材26eの形状を、フィルム部材26bの矩形形状に対応した矩形の板形状にして、弾性押圧部材26eをフィルム部材26bの内側面に接着等の手段で全面的に固着するようしたものである。

【0099】

このように矩形の板形状からなる弾性押圧部材26eをフィルム部材26b側に全面的に固着するため、第4実施形態よりもフィルム部材26b全体の剛性が一層高くなつて、異音（ポコ音）の防止効果を一層高めることができる。

【0100】

そのため、第5実施形態では弾性押圧部材26eの厚さを第4実施形態よりも薄くできる。例えば、第4実施形態では弾性押圧部材26eの自由状態での板厚 $t = 5\text{ mm}$ とし、第5実施形態では弾性押圧部材26eの自由状態での板厚 $t = 4\text{ mm}$ にしてもよい。

【0101】

なお、上記第4、第5実施形態では、弹性押圧部材26eをフィルム部材26bの内側面に接着等の手段で固着してフィルム部材26bの剛性を高めているので、この剛性アップに伴ってフィルム部材26bとケース120との間の摺動摩擦力が大きくなつて、スリップスティク現象に起因するフィルム部材26bのビビリ音が生じ易くなる。

【0102】

そこで、上記第4、第5実施形態では、弹性押圧部材26eの組付時の弹性圧縮量（潰し代）を0mm付近、具体的には0±1.5mmの範囲に規定する。すなわち、弹性圧縮量（潰し代）を+1.5mm以内に制限することにより、フィルム部材26bとケース120との間の摺動摩擦力の増大を制限してフィルム部材26bのビビリ音発生を抑制することができる。

【0103】

なお、弹性圧縮量（潰し代）がマイナス側となることは前述のように弹性押圧部材26eとドア基板26aとの間に隙間が生じることであるが、図7から理解されるように弹性圧縮量（潰し代）が-1.5mm以内であれば、風洩れ量を实用上支障のない微小レベルに抑制できる。

【0104】

（他の実施形態）

なお、上述の第1～第4実施形態では、開口部22、23に格子22a、23aをドア摺動方向aと平行に1箇所のみ配置しているが、開口部22、23の開口面積が大きくなつた場合は、格子22a、23aをドア摺動方向aと平行に2箇所以上配置してもよい。この場合も、格子22a、23aおよび周縁シール面22b、23bに対応する位置のみに弹性押圧部材26eを配置することが好ましい。

【0105】

また、本発明によるスライドドアを車両用空調装置の内外気切替ドア等にも適用することができ、さらには、車両用空調装置以外の用途の空気通路切替装置にも広く適用できる。

【図面の簡単な説明】

【図1】

本発明の第1実施形態を適用する車両後席用空調装置の概略縦断面図である。

【図2】

図1の要部拡大正面図である。

【図3】

図2に示すスライドドア駆動機構の分解斜視図である。

【図4】

図3のスライドドア単体の拡大斜視図である。

【図5】

図4のスライドドア単体の分解斜視図である。

【図6】

第1実施形態の要部を示す断面図で、図3のA-A断面を示す。

【図7】

第1実施形態の弾性押圧部材の潰し代と風洩れ量との関係を示すグラフである

【図8】

第2実施形態によるフィルム部材の一部断面図である。

【図9】

第3実施形態による車両前席用空調装置の概略縦断面図である。

【図10】

本発明者らが試作検討した空気通路切替装置の要部断面図で、図3のA-A断面を示す。

【図11】

図10のC-C断面図である。

【図12】

本発明者らが試作検討した別の空気通路切替装置の要部断面図で、図3のA-A断面を示す。

【図13】

スライドドアによるピピリ音の発生メカニズムの説明図で、図3のB-B断面

を示す。

【図14】

第4実施形態によるスライドドアの分解斜視図である。

【図15】

第5実施形態によるスライドドアの分解斜視図である。

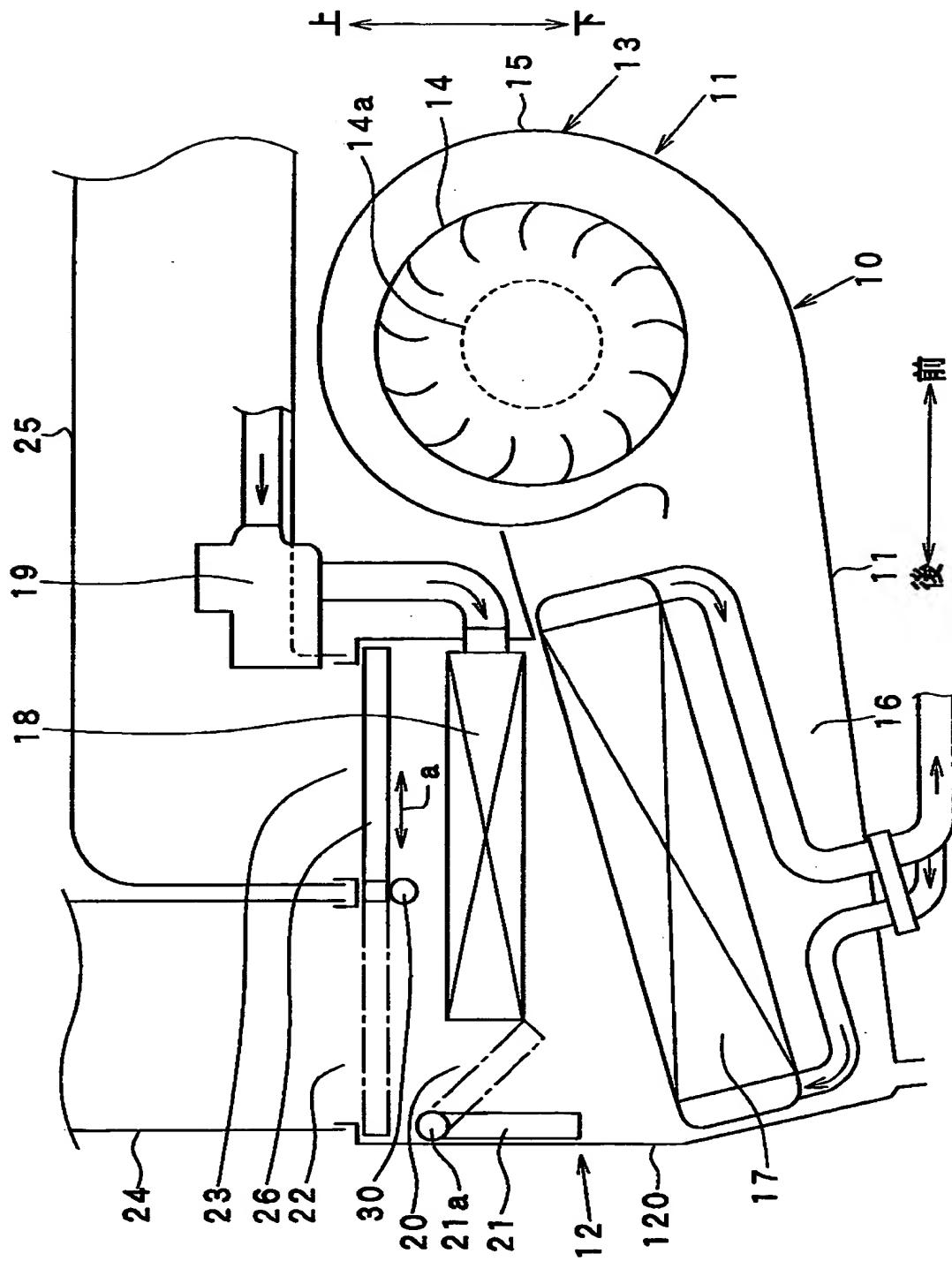
【符号の説明】

22…フェイス開口部、23…フット開口部、22a、23a…格子、22b
、23b…周縁シール面、26…スライドドア、26a…ドア基板、26b…フ
ィルム部材、26e…弹性押圧部材。

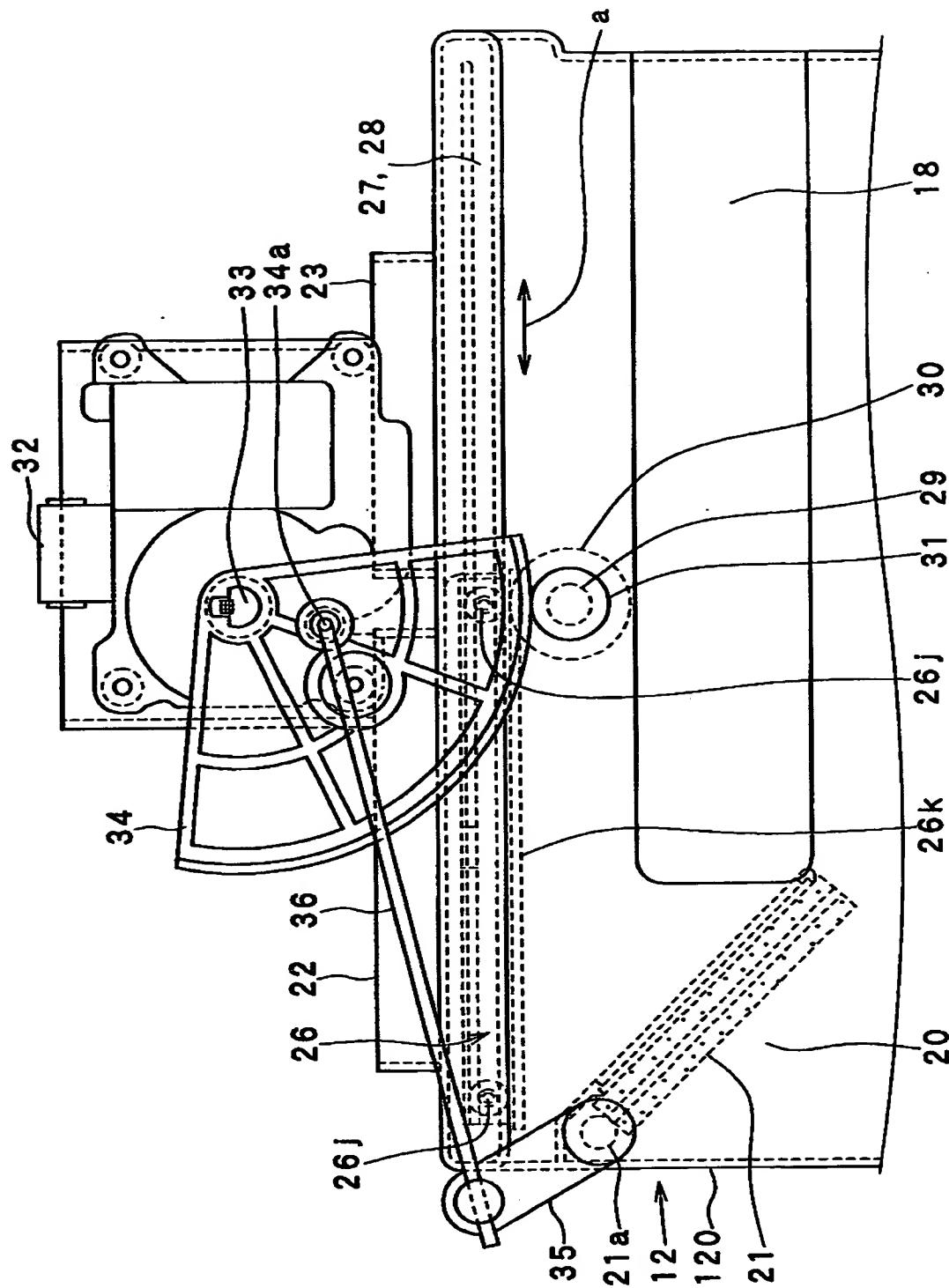
【書類名】

図面

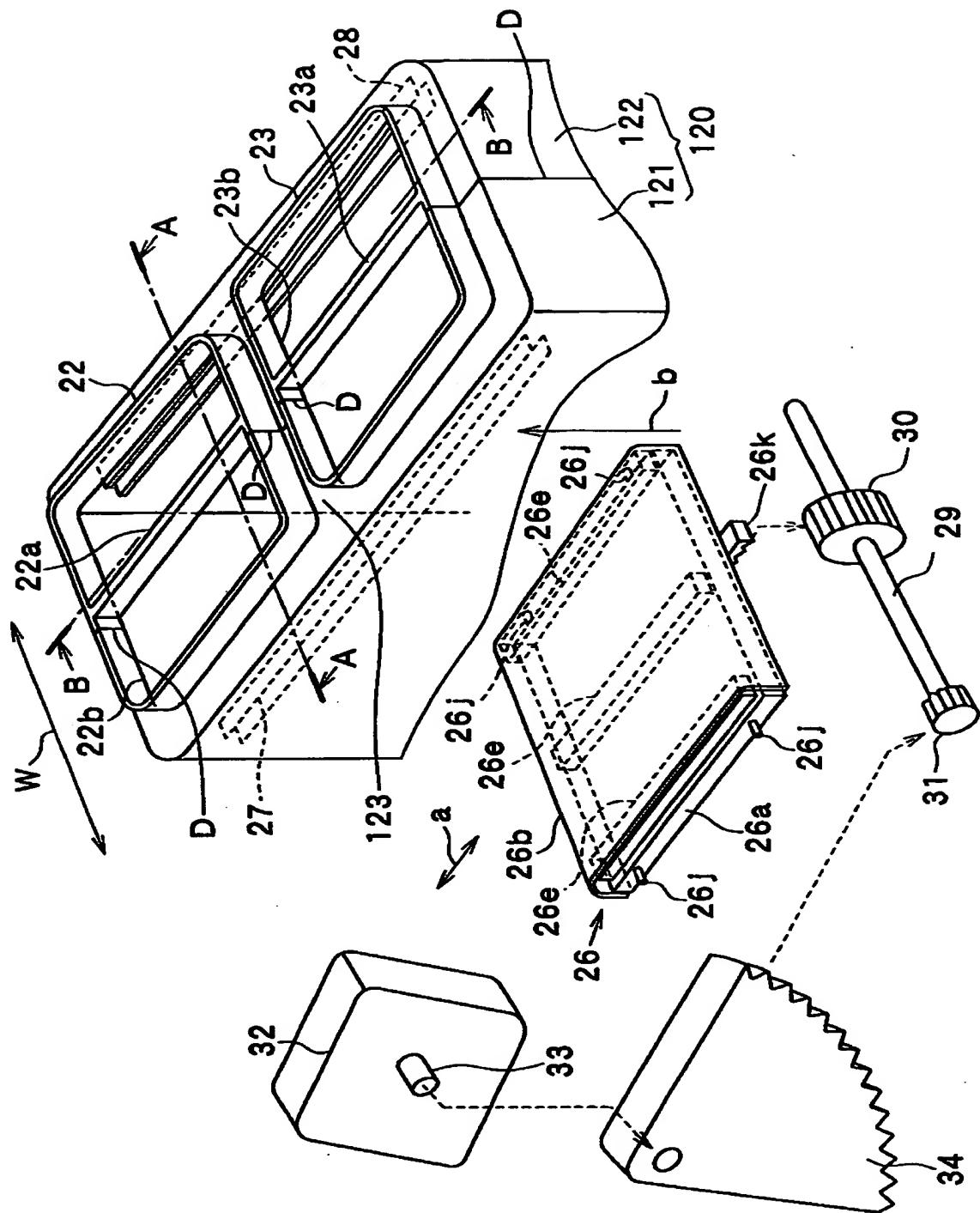
【図1】



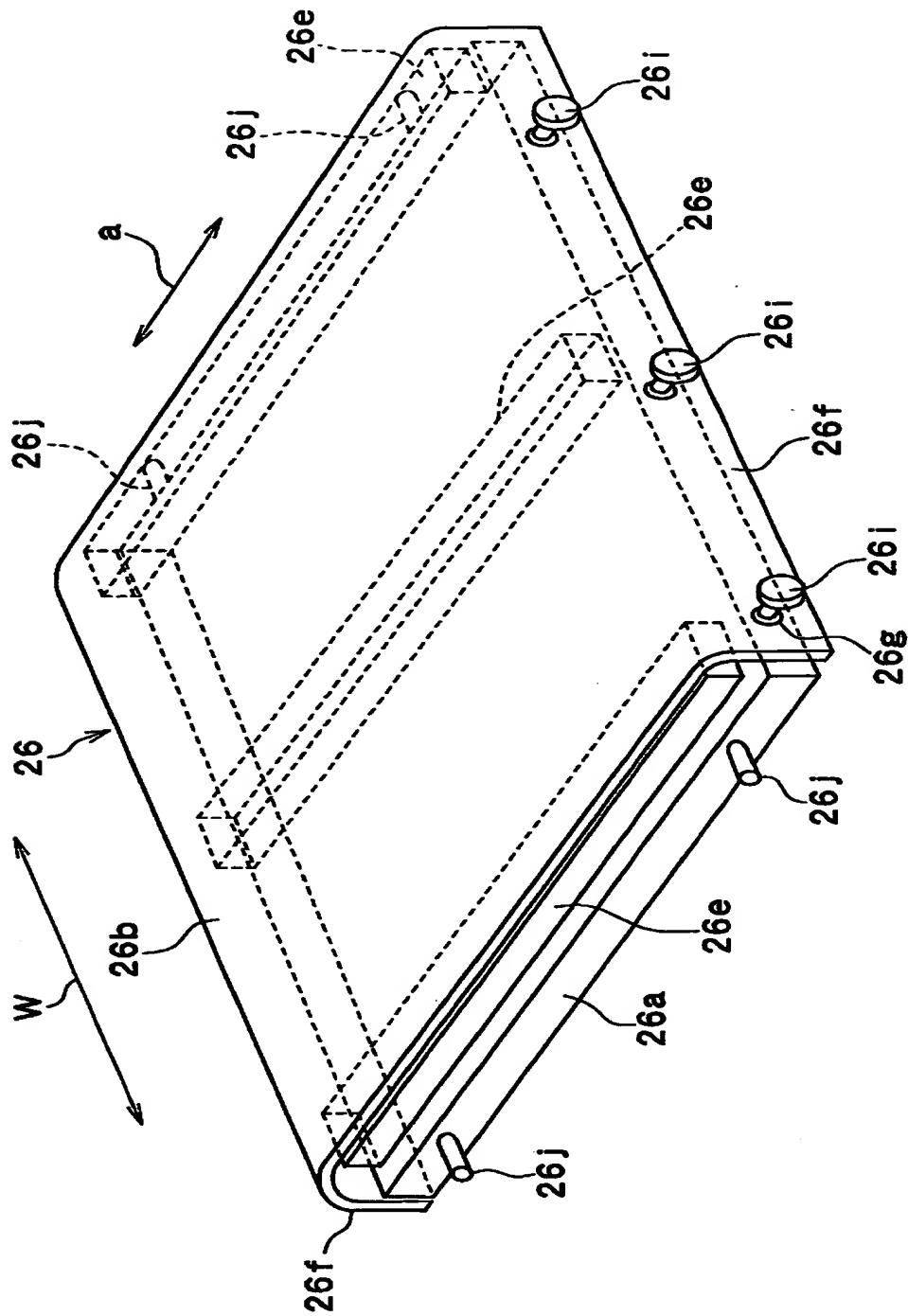
【図2】



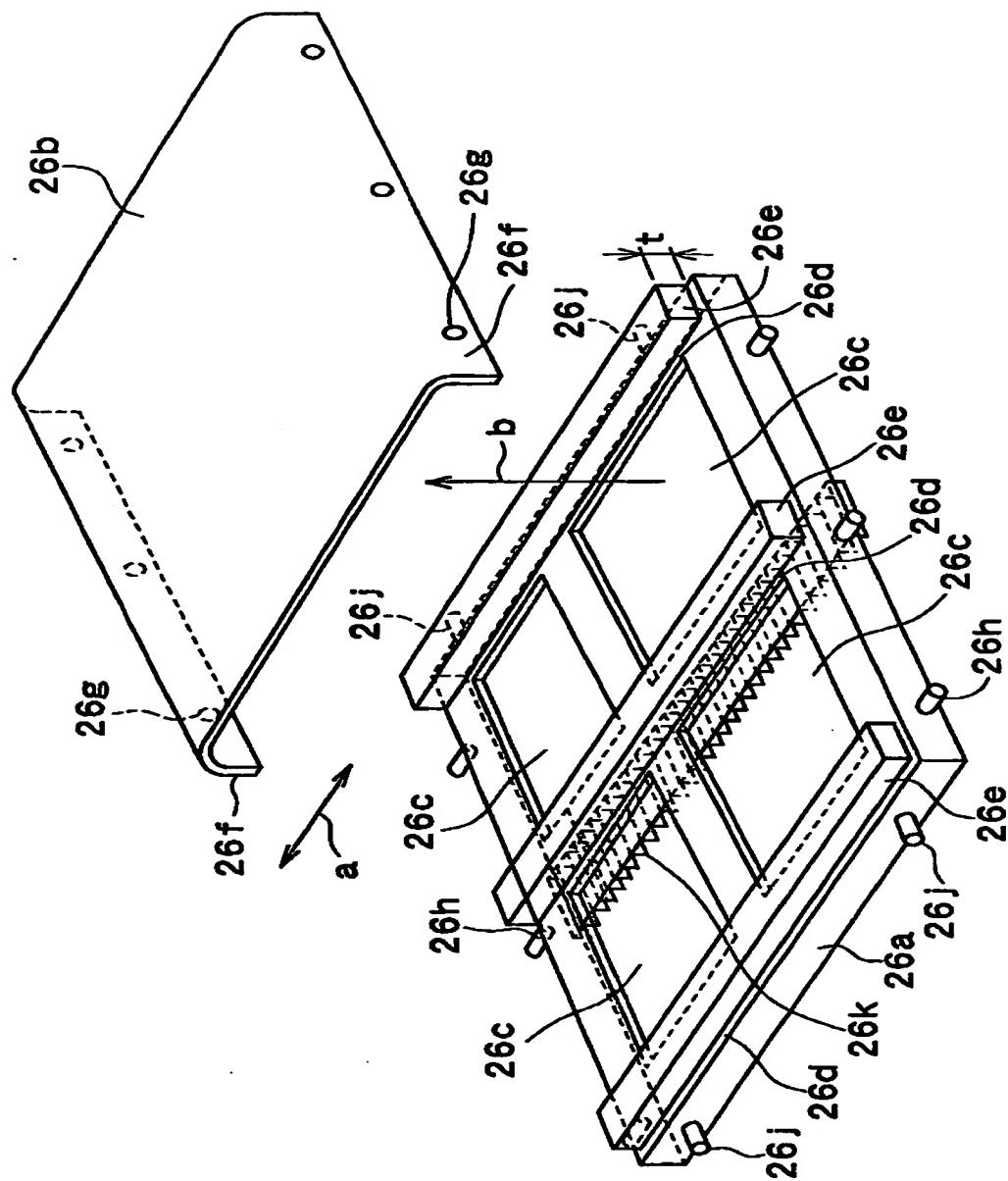
【図3】



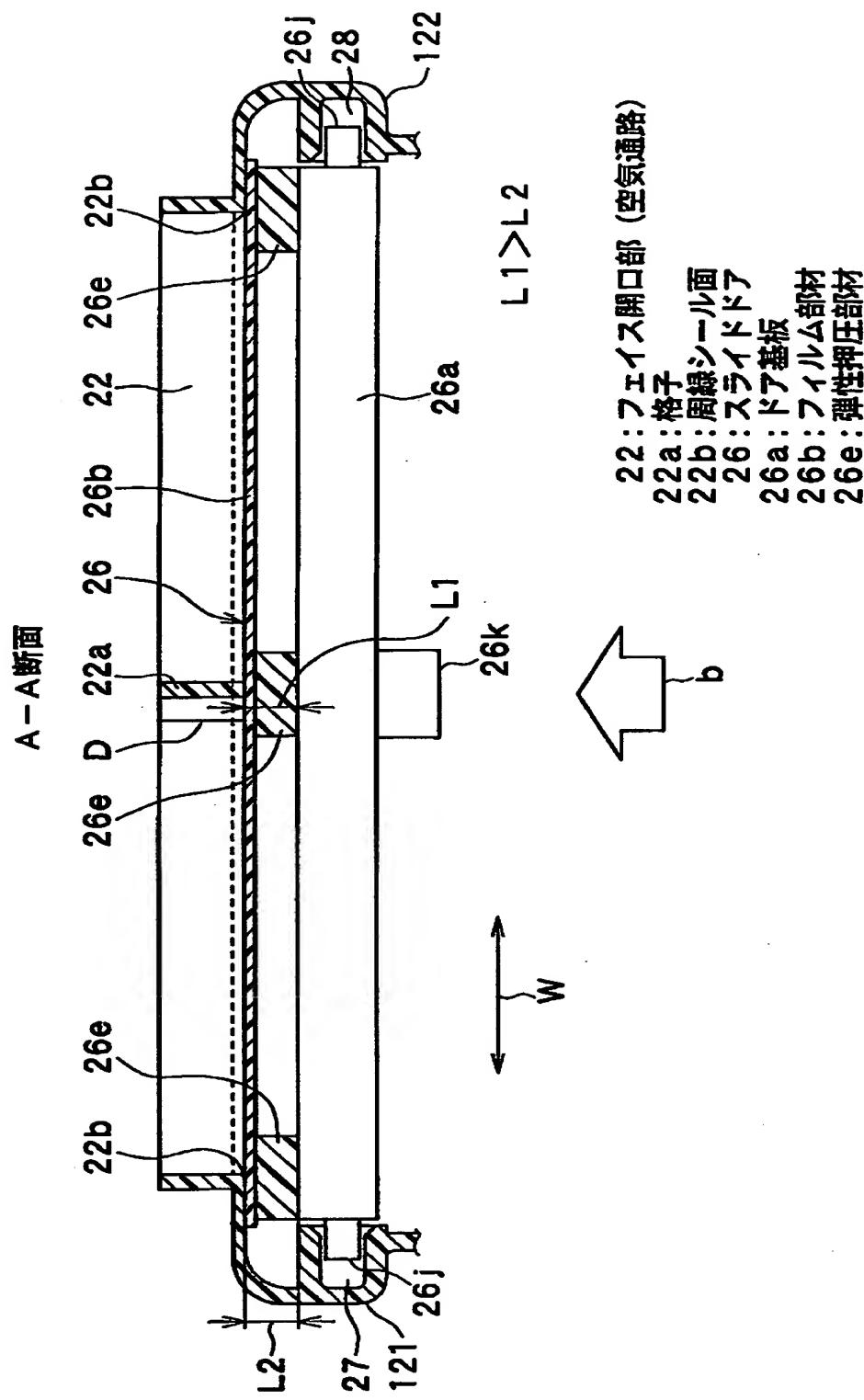
【図4】



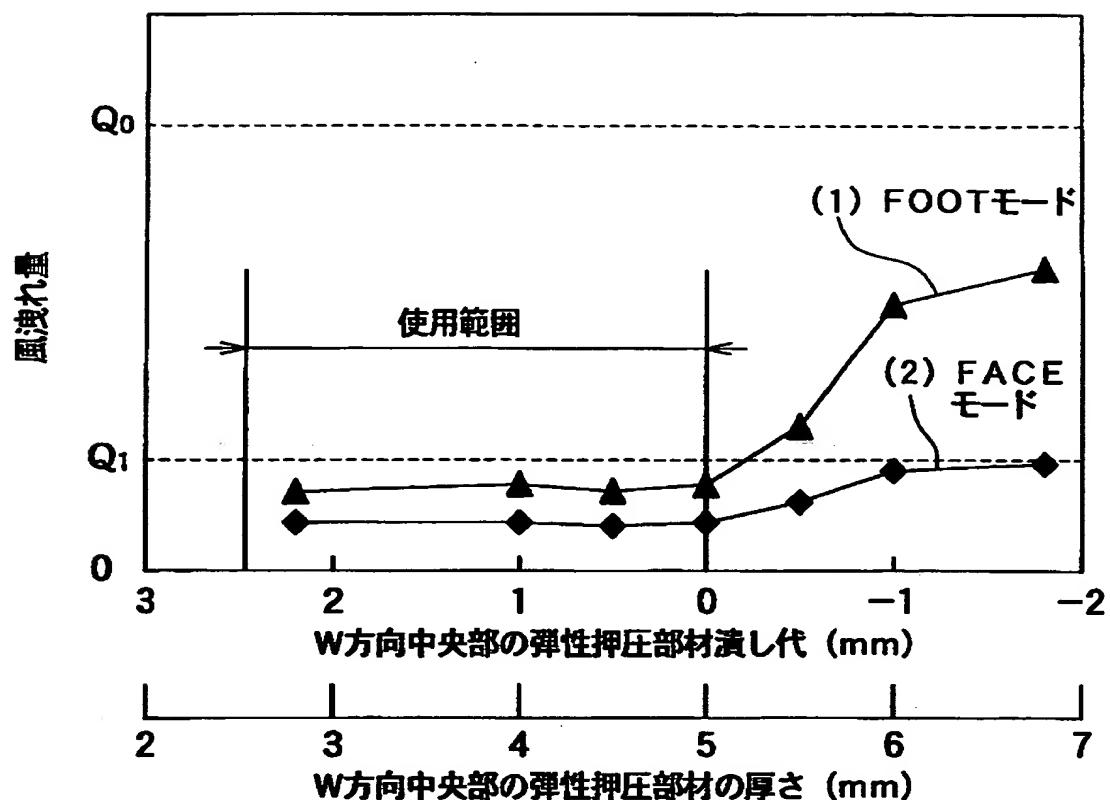
【図5】



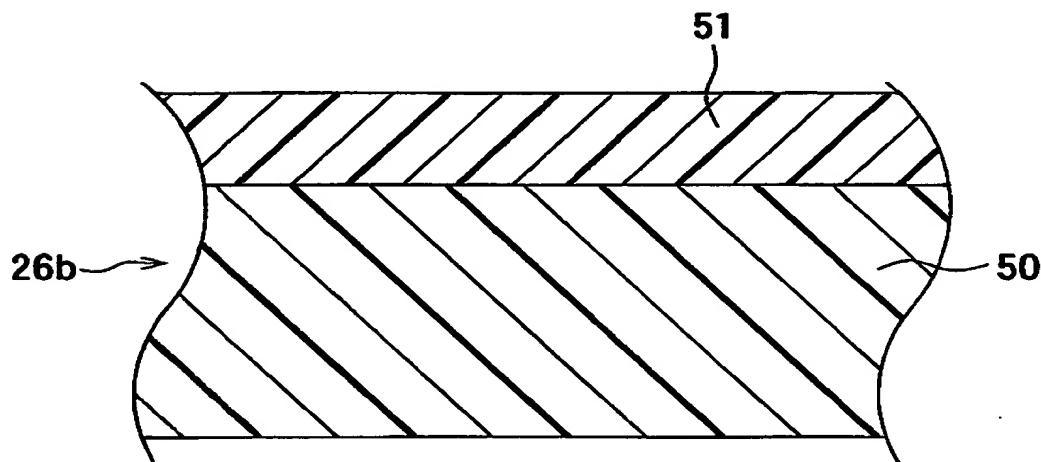
【図6】



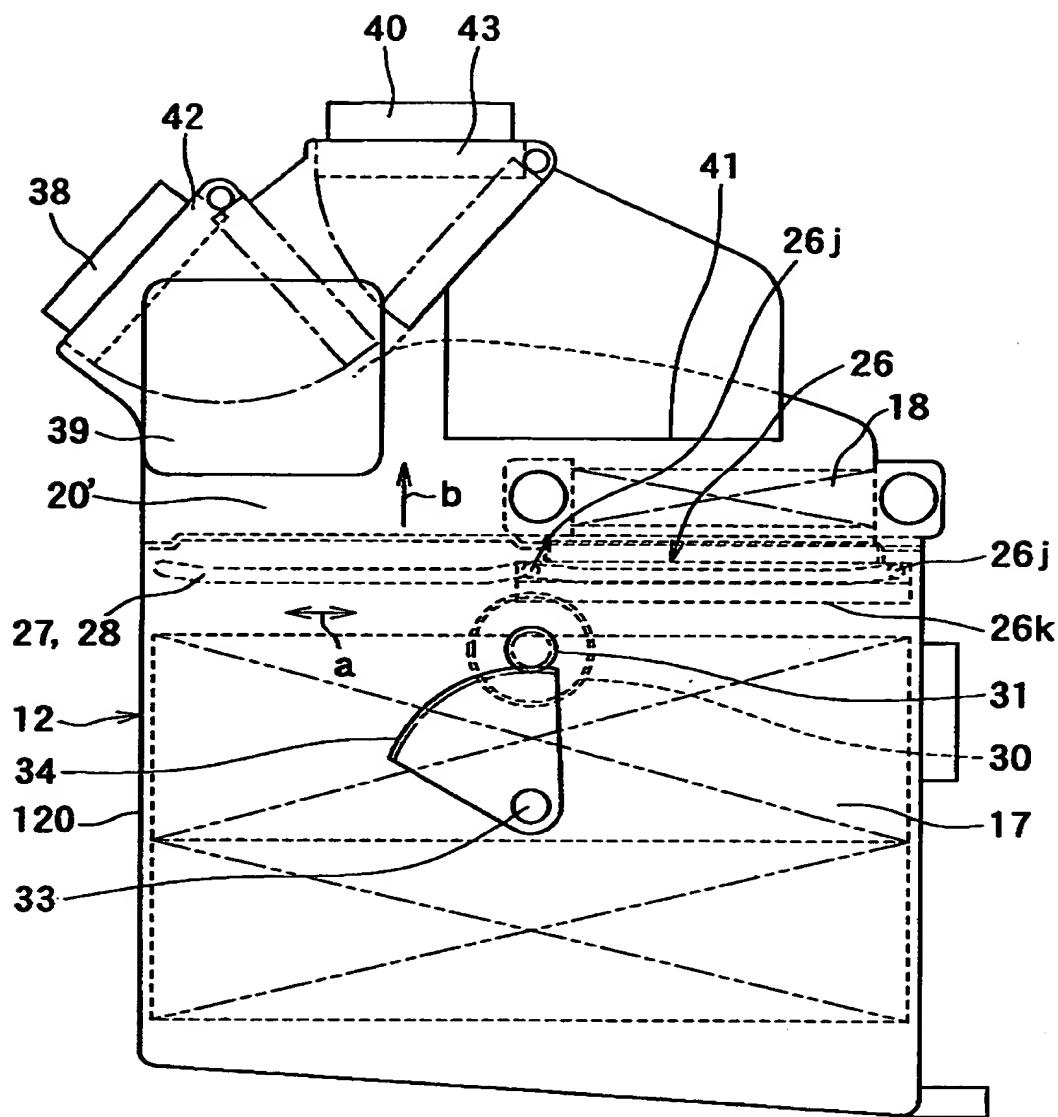
【図7】



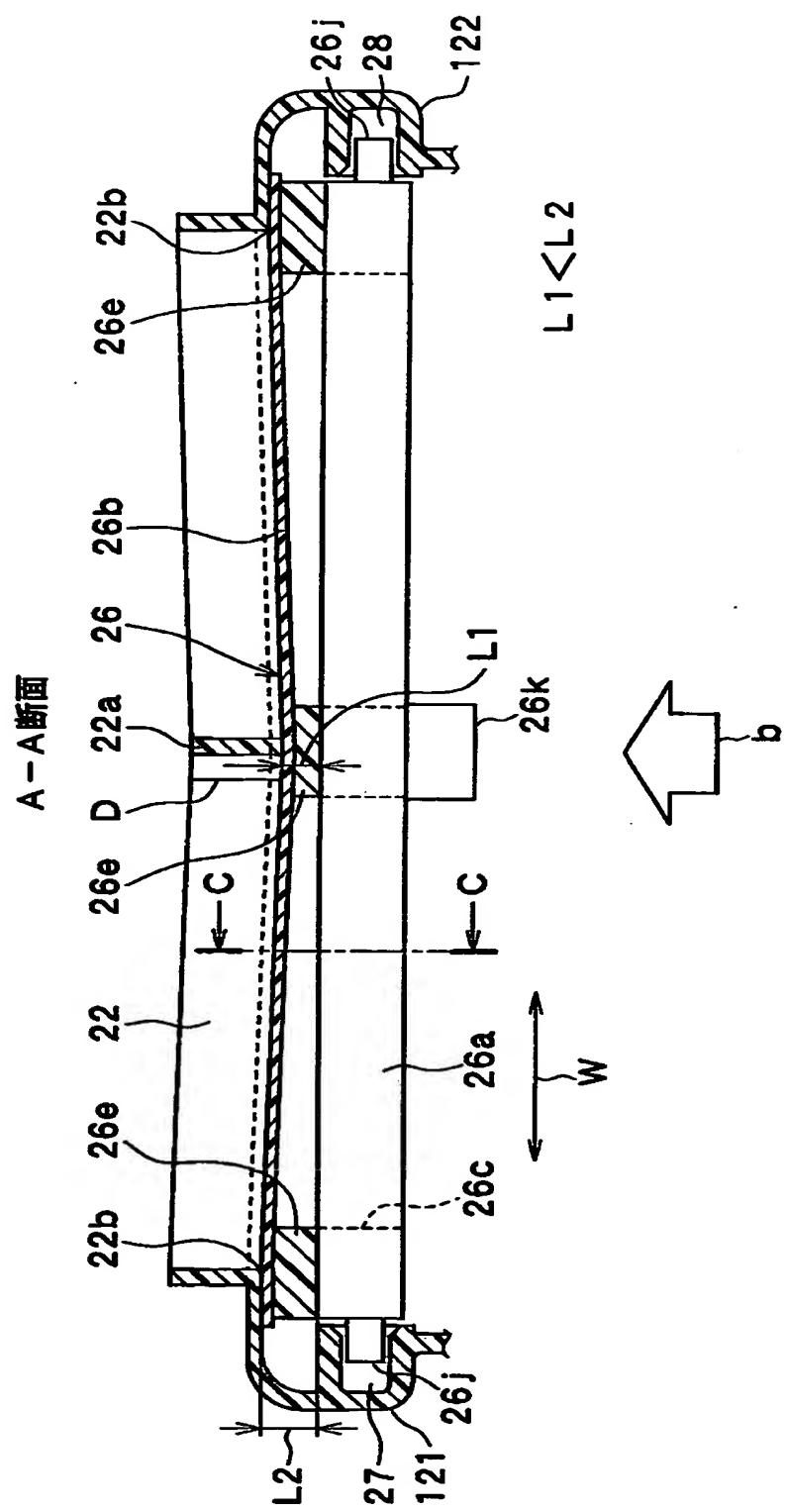
【図8】



【図9】

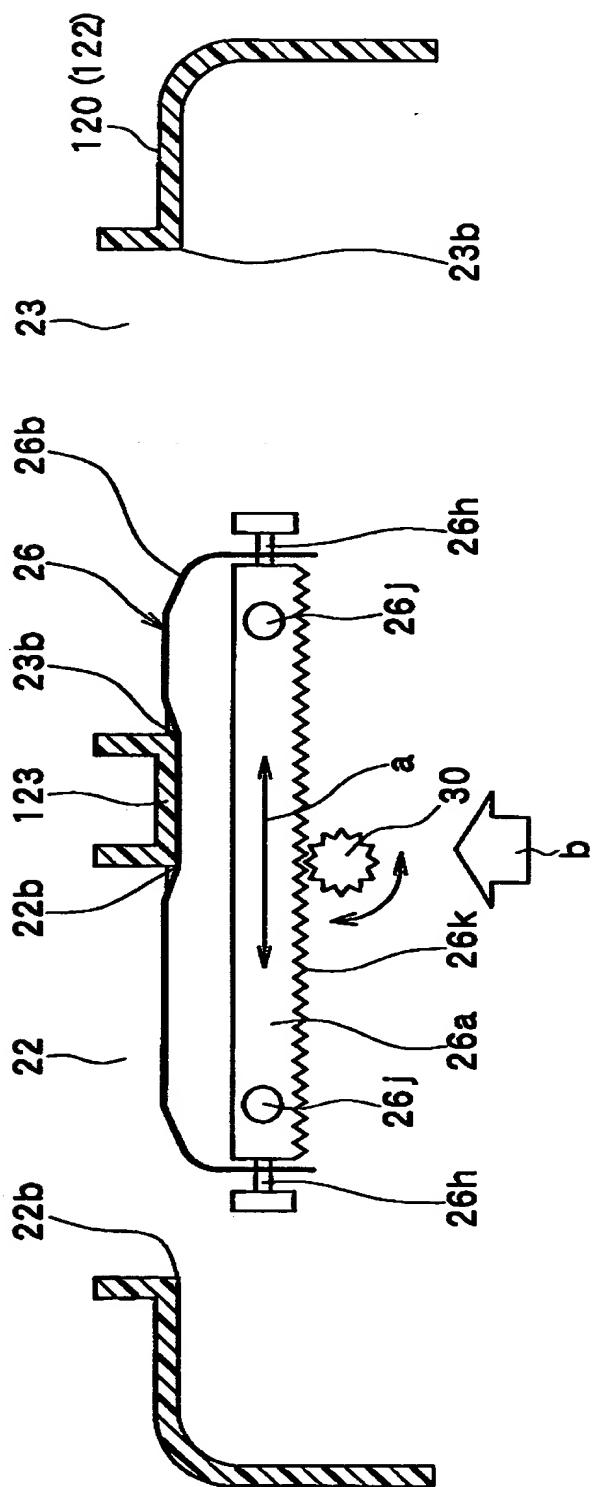


【図10】

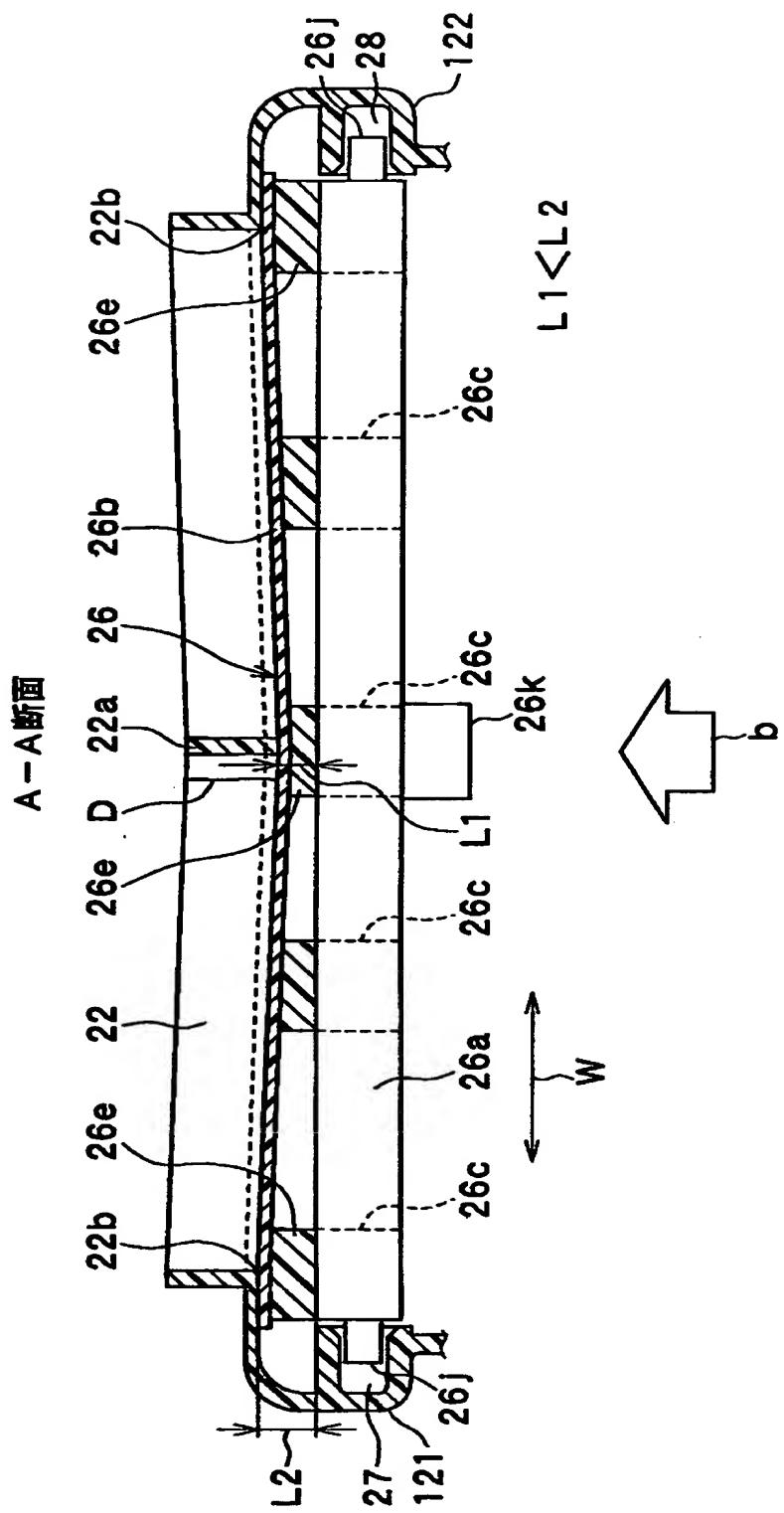


【図11】

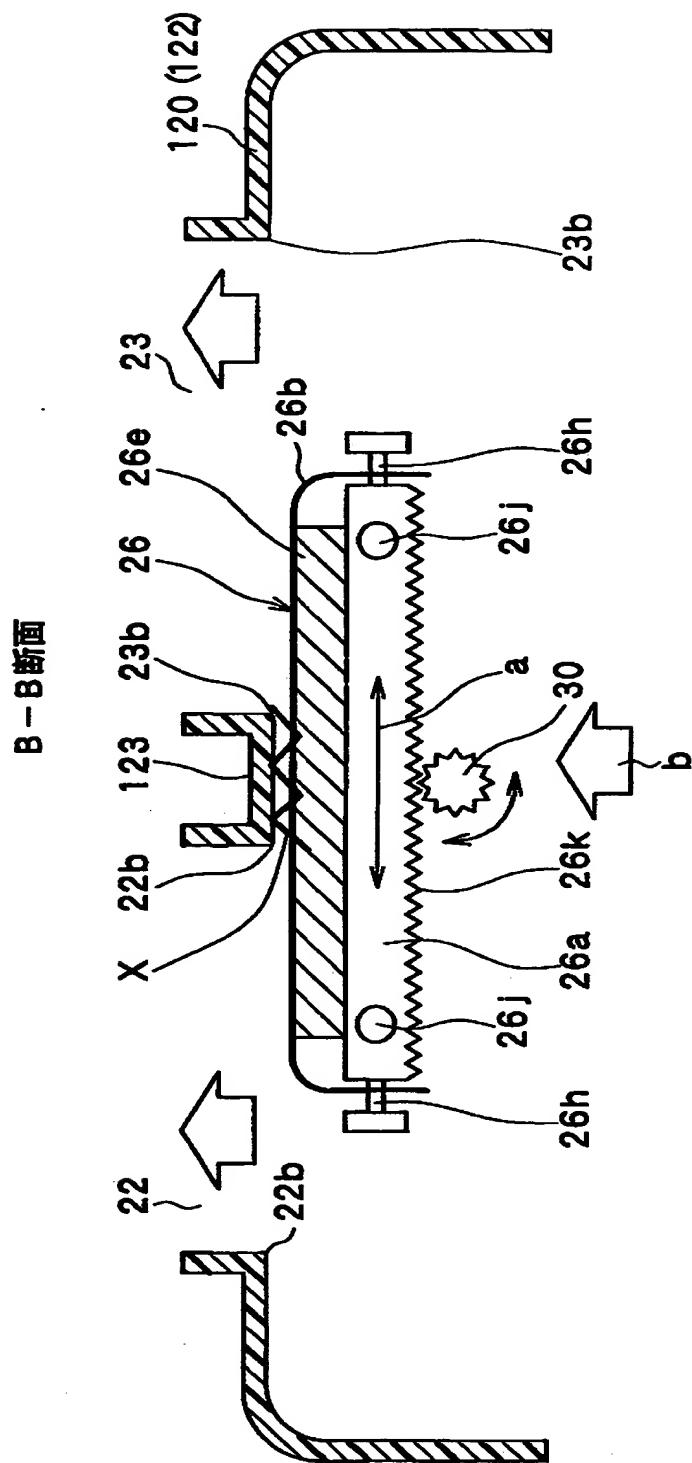
C-C断面



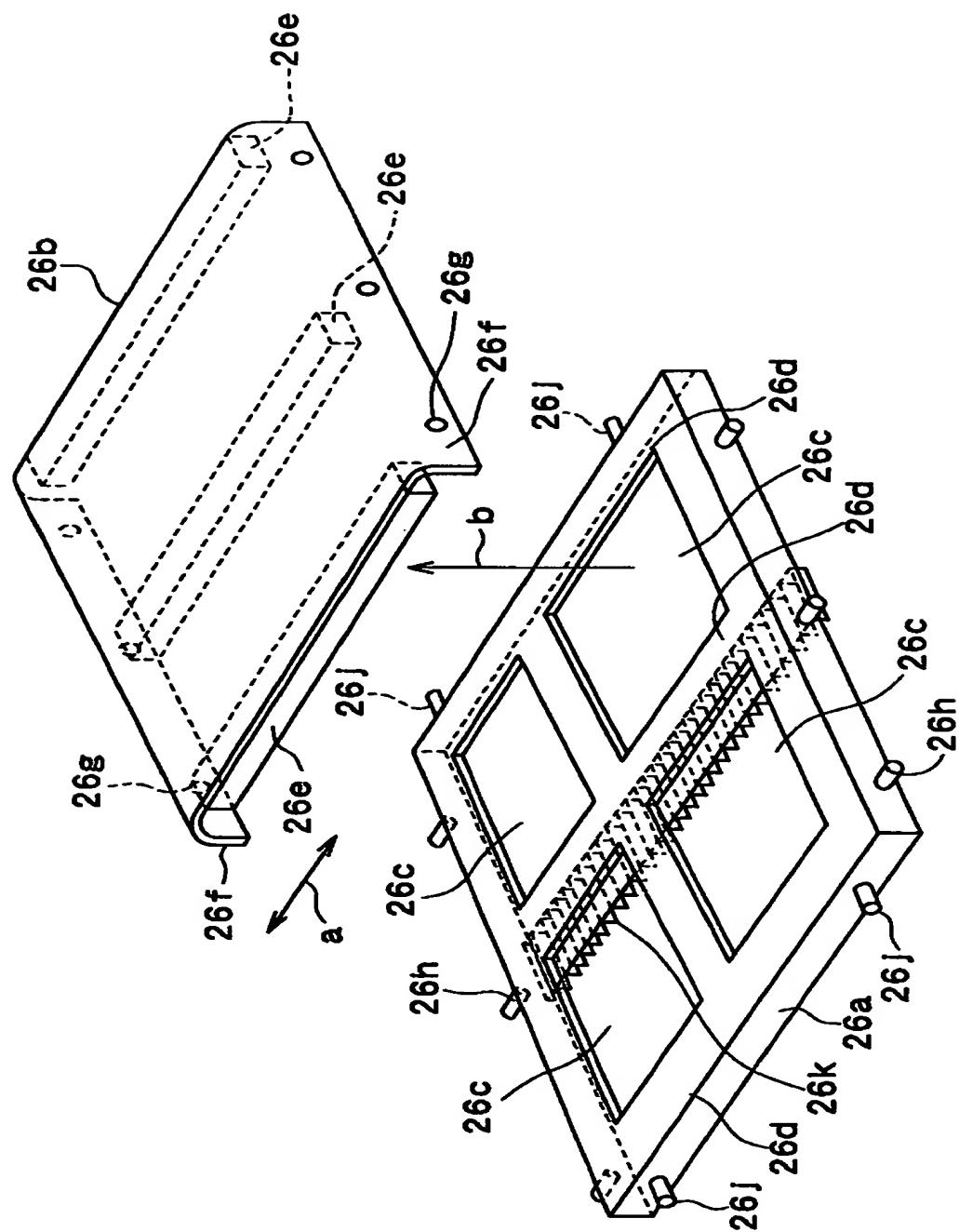
【図12】



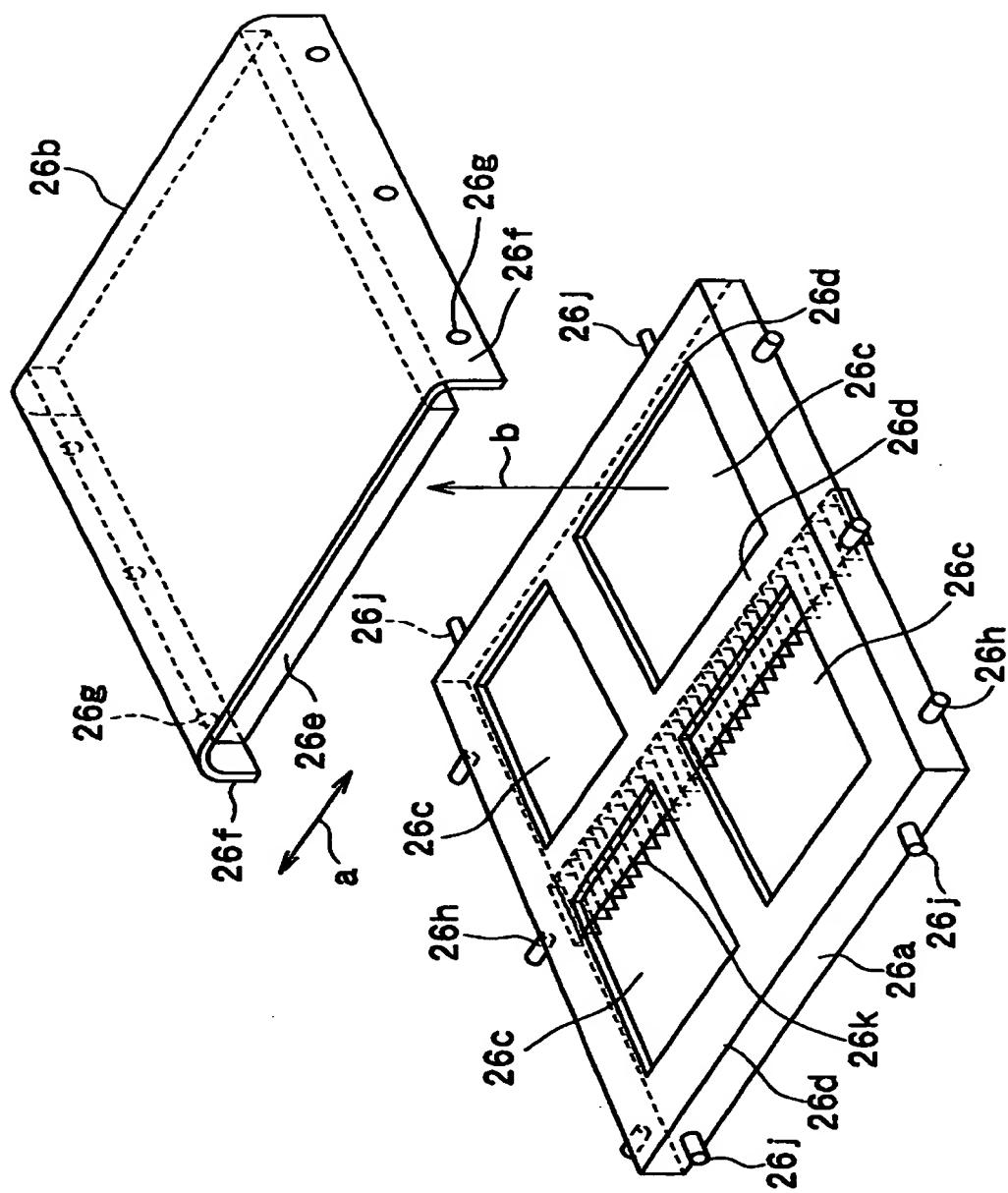
【図13】



【図14】



【図15】



【書類名】 要約書

【要約】

【課題】 フィルム式スライドドアを用いる空気通路切替装置において、フィルム部材による異音（ポコ音やビビリ音）の発生を防止する。

【解決手段】 空気通路22にスライドドア26の摺動方向と平行に延びて開口面を複数に仕切る格子22aを形成し、スライドドア26には、フィルム部材26bと、フィルム部材26bを支持するドア基板26aと、フィルム部材26bを空気通路22の周縁シール面22bおよび格子22aの端面に押圧する弹性押圧部材26eを備え、スライドドア26の摺動方向と直交方向Wにおいて、中央部の格子22aの端面とドア基板26aとの間隔L1を、空気通路端部の周縁シール面22bとドア基板26aとの間隔L2以上の大きさとした。

【選択図】 図6

出願人履歴情報

識別番号 [000004260]

1. 変更年月日 1996年10月 8日

[変更理由] 名称変更

住 所 愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地
氏 名 株式会社デンソー